DIRECT ACTING RELIEF VALVE

Publication number: JP11325285 Publication date: 1999-11-26

Inventor: IGUCHI TSUTOMU

Applicant: HIROSE VALVE KOGYO KK

Classification:

- international: F16K17/04; F16K47/02; F16K17/04; F16K47/00; (IPC1-

7): F16K17/04; F16K47/02

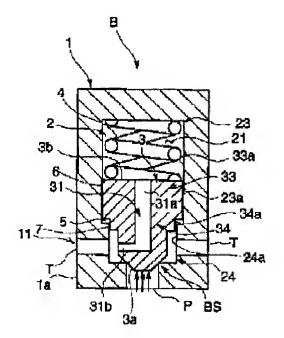
- european:

Application number: JP19980127085 19980511 Priority number(s): JP19980127085 19980511

Report a data error here

Abstract of JP11325285

PROBLEM TO BE SOLVED: To provide a direct acting relief valve capable of setting accurate and well-reproductive response depending on applications and effectively restricting chattering. SOLUTION: A direct acting relief valve includes a housing 1, a valve body 3 held in a valve body holding room 2 provided in the housing 1 to be movable forward and backward between a close position and an open position and an elastically energizing member 4 for energizing the valve body 3 toward the close position, the valve body holding room 2 having a large diameter portion 23 and a small diameter portion 24 ranging thereto and the valve body 3 having a large diameter portion 33 and a small diameter portion 34 with the respective diameters corresponding to those of the large diameter portion 23 and the small diameter portion 24 of the valve body holding room 2 and fittable thereto to be movable forward and backward. A damper room 5 is formed between the large diameter portion 23 of the valve body holding room 2 and the small diameter portion 34 of the valve body 3 to be enlarged/contracted as the valve body 3 is moved forward or backward and flow passages 6, 7 are provided in the damper room 5 to have choking function for the inflow/outflow of fluid.



Data supplied from the esp@cenet database - Worldwide

(19)日本国特許庁(JP)

(12) 公開特許公報(A)

(11)特許出願公開番号

特開平11-325285

(43)公開日 平成11年(1999)11月26日

(51) Int.Cl. ⁶		識別記号	FΙ		
F16K	17/04		F16K	17/04	A
					C
	47/02			47/02	J

審査請求 未請求 請求項の数3 OL (全 5 頁)

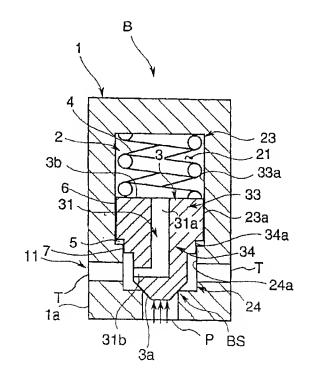
		田瓜阳八	不明不 明永久の数3 OL (主 3 貝/
(21)出願番号	特顏平10-127085	(71)出願人	
(22) 出顧日	平成10年(1998) 5月11日		廣瀬パルプ工業株式会社 滋賀県彦根市安清町2番34号
		(72) 発明者	井口 務 滋賀県神崎郡能登川町乙女浜573
		(74)代理人	
		ŧ	

(54) 【発明の名称】 直動形リリーフバルブ

(57)【要約】

【課題】用途に応じた正確で再現性のよい応答性の設定 が可能で、チャタリングを効果的に抑制することができ る直動型リリーフバルブを提供する。

【解決手段】ハウジング1と、ハウジング1に設けられた弁体保持室2に閉止位置と開成位置との間で進退可能に保持された弁体3と、弁体3を閉止位置へ向かって付勢する弾性付勢部材4とを具備してなるものにおいて、弁体保持室2を大径部23及びこれに連続して形成した小径部24を具備するものとし、弁体3をこの弁体保持室2の大径部23及び小径部34を有し、進退可能に嵌合する大径部33及び小径部34を具備するものとして、弁体保持室2の大径部23と弁体3の小径部34との間に、弁体3の進退に伴って拡縮するダンパ室5が形成されるようにするとともに、このダンパ室5に流体を流出入させるチョーク機能を有する流路6、7を設けた。



【特許請求の範囲】

【請求項1】ハウジングと、このハウジングに設けられ た弁体保持室に閉止位置と開成位置との間で進退可能に 保持された弁体と、この弁体を閉止位置へ向かって付勢 する弾性付勢部材とを具備してなるものにおいて、

前記弁体保持室を大径部及びこれに連続して形成した小 径部を具備するものとし、前記弁体をこの弁体保持室の 大径部及び小径部とそれぞれ対応する径を有し、進退可 能に嵌合する大径部及び小径部を具備するものとして、 の弁体の進退に伴って拡縮するダンバ室が形成されるよ うに構成するとともに、このダンバ室に流体を流出入さ せるチョーク機能を有する流路を設けたことを特徴とす る直動形リリーフバルブ。

【請求項2】前記流路が弁体保持室の内周面とこの内周 面に対応する弁体の外周面との間に設定したクリアラン スにより形成されていることを特徴とする請求項1記載 の直動形リリーフバルブ。

【請求項3】弁体保持室と弁体の一方の端面との間に形 成され、弁体の進退に伴い拡縮する拡縮空間と、この拡 20 縮空間に流体を流出入させるためのチョーク孔とを備え たものにおいて、前記ダンパ室を、拡縮空間の拡縮に相 反して拡縮させるように構成していることを特徴とする 請求項1及び2記載の直動形リリーフバルブ。

【発明の詳細な説明】

[0001]

【産業上の利用分野】本発明は、システム圧を所定の圧 力に保つ上で有用となる直動形リリーフバルブに関する ものである。

[0002]

【従来の技術】この種の直動形リリーフバルブは、図4 から図6に示すように、弁体103は、弾性付勢部材で あるバネ104によりバルブシートBSに着座した状態 である閉止位置方向に弾性付勢されている。そして、閉 止位置においては、図示しない主流体経路に接続される 入口ボートPと図示しないタンクに接続される出口ボー トTとを連通する内部流体通路111を閉ざしている。 しかして、入口ポートPにかかる主流体経路の圧力、す なわちシステム圧が所定の圧力を越えると、このシステ ム圧により弁体103は、バネ104の弾性付勢力に逆 40 らってバルブシートBSから離間した位置である開成位 置に移動する。このことにより流体を入口ボートPから 出口ボートTを通ってタンクへ流入させ、システム圧を 低下させて所定圧力に保つものである。

【0003】 この時、バネ104により弁体103に与 えられる付勢力と、この付勢力に逆らってシステム圧に より弁体103に与えられる力とのアンバランスによ り、弁体103がチャタリングを起こす場合がある。具 体的に、このチャタリングが起こる条件は、弁体103 の応答性やヒステリシス特性に密接に関係しており、例 50 れた弁体保持室に閉止位置と開成位置との間で進退可能

えばシステム圧の上下動の周波数が、弁体103の応答 性と対応するある所定値になった際に共振することが原

因の一つであると考えられている。しかして、このチャ タリングは、騒音、リリーフバルブの寿命及び性能の低 下等の様々な問題を誘発する。

【0004】従来、このようなチャタリングを防止する ために様々な方法が講じられている。その一つとして は、図4に示すように弁体103の端面と弁体保持室1 02との間に形成され、弁体103の進退に伴い拡縮す 前記弁体保持室の大径部と前記弁体の小径部との間にて(10)る拡縮空間121より流体を流通させるためのチョーク 孔131を形成する。このチョーク孔131により拡縮 空間121に流出入する流体の流量を制限することで、 弁体103の進退の応答を、リリーフ動作に支障をきた さない程度に遅らせチャタリングを防止する方法が考え られている。また、図6に示すように弁体に〇リング1 09を装着することで摺動抵抗により弁体103の作動 を鈍らせ、チャタリングを防止する方法も実施されてい る。もちろんこれらを組み合わせた図5に示すようなリ リーフバルブも知られている。

[0005]

【発明が解決しようとする課題】しかしながら、前記チ ョーク孔を設けるのみでは、十分なチャタリング防止効 果は期待できないことが明らかとなっている。したがっ て、従来のものの多くは、主として上述した〇リングを 装着する方法でチャタリングを抑制すべく図っている。 しかしながら、このような方法によっても、チャタリン グは低下するが完全には除去できない。これは、〇リン グを弁体保持孔の内周面に押し付ける力を所望の値に設 定することが極めて難しく、摺動抵抗を微妙に設定でき 30 ないことがその要因の一つである。すなわち、その値が 小さすぎると、チャタリングを防止できず、大きすぎる とヒステリシス特性が悪くなったり、リリーフ作動時間 の遅れが生じる。そのうえ、製品毎の応答性にばらつき を生じるという欠点もある。また、〇リングには、摺動 摩耗や作動油による固化が生じるため、経時とともに初 期の効果が期待できなくなってしまうだけでなく、この ことを原因としてOリングの寿命が短くなり、結果とし て、リリーフバルブの寿命が短くなったり頻繁にメンテ ナンスを行わなければならなくなるといった不具合が生 じる。更に、〇リングを取り付けるためには、事前には み出し現象の防止のために〇リングの硬さを調節した り、摩耗防止のために弁体保持孔の表面を滑らかにする など手間が掛かる。

【0006】本発明は、以上のような不具合を解消する ととを目的としている。

[0007]

【課題を解決するための手段】本発明は、このような目 的を達成するために、次のような手段を講じたものであ る。すなわち、ハウジングと、このハウジングに設けら 7

に保持された弁体と、この弁体を閉止位置へ向かって付勢する弾性付勢部材とを具備してなるものにおいて、前記弁体保持室を大径部及びこれに連続して形成した小径部を具備するものとし、前記弁体をこの弁体保持室の大径部及び小径部とそれぞれ対応する径を有し、進退可能に嵌合する大径部及び小径部を具備するものとし、前記弁体保持室の大径部と前記弁体の小径部との間にこの弁体の進退に伴って拡縮するダンバ室が形成されるように構成するとともに、このダンパ室に流体を流出入させるチョーク機能を有する流路を設けたことを特徴とする。【0008】

【作用】このような構成のものであれば、ダンバ室、及 びダンバ室への流路によってダンパ作用を営ませること で、弁体の進退の応答を遅らせることができる。しか も、ダンパ室に流体を流出入させる流路の幅、またはダ ンパ室の容積を設計どおりに正確に設定することが容易 であるため、用途に応じた、正確で再現性のよい応答性 の設定が可能となる。したがって、弾性付勢部材により 弁体に与えられる付勢力とこの付勢力に逆らってシステ ム圧により弁体に与えられる力とのアンバランス等が生 20 じても、ダンパ作用でこのアンバランスを解消し、チャ タリングを効果的に抑制することができる。しかも、こ の応答性が製品毎にばらつくことも解消できる。また、 ○リングのようなチャタリングを防止するためだけの部 品を必要とせず、構成や組み立ては簡単なもので済む。 加えて、摩擦を利用していないため、部品の摩耗がな く、設定時と同じ効果が常時期待できるうえ、リリーフ バルブ自体の寿命も延長できる。

[0009] また、ダンパ室に流体を流出入させる流路を簡単な加工で形成するには、その流路を、弁体保持室 30の内周面とこの内周面に対応する弁体の外周面との間に設定したクリアランスにより形成することが好ましい。このような構成においては、前記流路の断面積を変えることが、前記クリアランスの設定変更で簡便に行える。一方、適切なダンパ室の容積の設定も、前記弁体保持室及び前記弁体の大径部と小径部との径差を変えるのみで簡単に行える。

[0010]一方、ダンパ室の拡大時には、このダンパ室が真空状態になることで、ダンパ機能が制限される場合があるが、このような不具合を解消し、また、弁体の進退何れの方向へ移動の応答性をも調節可能にして、システム圧の上昇にも下降にも効果的なダンパ作用を営ませるようにするには、弁体保持室と弁体の一方の端面との間に形成され、弁体の進退に伴い拡縮する拡縮空間と、この拡縮空間に流体を流出入させるためのチョーク孔とを備えたものにおいて、前記ダンパ室を、拡縮空間の拡縮に相反して拡縮させるように構成することが望ましい。

[0011]

[実施例]以下、本発明の一実施例を、図1から図3を 50 クリアランス7を設け、ダンパ室5と前記流体通路11

4

参照して説明する。図1、図2に示す直動形リリーフバルブBは、ハウジング1と、ハウジング1に設けられた 弁体保持室2に進退可能に保持された弁体3と、該弁体3を閉止位置へ向かって付勢する弾性付勢部材であるコイルバネ4からなる。

【0012】詳述すると、ハウジング1は、その外面1aに入口ボートPと出口ボートTとを開口させたもので、内部にこれら入口ボートPと出口ボートTとを連通する流体通路11を有している。入口ボートPは、シス10テム圧の発生する図示しない主流体経路に接続されており出口ボートTは、図示しないタンクに接続されている。

【0013】弁体保持室2は、断面円形状のものであり前記流体通路11上に形成されている。そして、前記弁体3の一方の端面3bとの間に弾性付勢部材であるコイルバネ4を保持するバネ保持空間21を形成するものである。弁体3は、他方の端面3aがテーバ面状である断面円形状のものである。この端面3aが、システム圧の受圧面となるとともに、弁体3の閉止位置にて流体通路11上に設けた弁座部BSに着座することによって入口ボートPと出口ボートTとの連通を遮断する。また、中心線に沿って形成された流体導出入孔31を有し、前記バネ保持空間21と前記流体通路11とを連通させている。

【0014】この流体導出入孔31は、弁体3の一方の端面3bより進退方向に沿って穿孔される上部流体導出入孔31aと、その先端から直交する方向に形成され、流体通路11上の出口ボート下側に開口するチョーク孔31bとから構成されている。弾性付勢部材であるコイルバネ4は、前記バネ保持空間21内に、弁体3を前記閉止位置方向に弾性付勢するように設置されている。

【0015】以上のような構成に加えて、本実施例における直動形リリーフバルブBにおいては、前記弁体保持室2の上方を大径部23とし、これに連続して下方に形成した前記大径部23とり小径の小径部24とした構成にしている。加えて、前記弁体3をこの弁体保持室2の大径部23及び小径部24にそれぞれ対応する径を有し、進退可能に嵌合する大径部33及び小径部34を具備するものとし、前記弁体保持室2の大径部23と前記弁体3の小径部34との間にこの弁体3の進退に伴って拡縮するダンパ室5が形成されるようにしている。

【0016】更に、前記弁体保持室2の大径部23を前記弁体3の大径部33よりわずかに大きく設定することにより大径部23の内周面23aと大径部33の外周面33aとの間に上部クリアランス6を設け、この上部クリアランス6を介して前記ダンパ室5と前記パネ保持空間21とを連通させるようにしている。また、前記弁体保持室2における小径部24の外周面24aと弁体3における小径部34の内周面34aとの間にも同様に下部クリアランス7を設け、ダンパ室5と前記流体通路11

とをこの下部クリアランスを介して連通させている。 【0017】次に本実施例の直動形リリーフバルブBの 作動について説明する。前記弁体3の受圧面3aは流体 通路 1 1 が開成する方向にシステム圧により力を受けて いる。ととで、システム圧が所定以上となり、このシス テム圧によって弁体3に作用する力がコイルバネ4によ る弾性付勢力を越えると弁体3が弁座から離間した開成 位置方向へと押し込まれる。これにより、流体通路11 が開成し、主経路内の流体はタンクへと戻され、システ ム圧が低下する。そしてシステム圧が所定以下になると 10 とのチョーク孔31 bにより拡縮空間であるバネ保持空 弁体3はコイルパネ104により閉止位置方向へ弾性付 勢され、前記流体通路11を閉鎖することとなる。この ようにして、システム圧は一定に保たれる。

【0018】一方、弁体3の開成位置と閉止位置との間 における進退移動に伴い、バネ保持空間21が拡縮する が、その際のバネ保持空間21内の流体の流出入は、流 体導出入孔31、出口ポートTを介してタンクとの間で 行われる。しかして、以上のような作動工程において、 前記弁体3が開成位置方向へ移動する時には、前記ダン パ室5が拡張する。これにより、バネ保持空間21より 20 趣旨を逸脱しない範囲で種々変形が可能である。例え 上部クリアランス6を通り、また流体通路11より下部 クリアランス7を通り、ダンパ室5に流体が流入する。 このときに流体の粘性抵抗により弁体3が抵抗力を受け ることとなり、ダンパ作用を営む。

【0019】一方、弁体3が閉止位置方向へ移動する時 には、上記と逆で、ダンパ室5が縮小することにより、 前記上部クリアランス6及び下部クリアランス7を通り 流体が押し出されることとなり、ダンバ作用を営むこと となる。したがって、以上のような構成のものであれ 体3の進退の応答を遅らせることができる。しかも、ヒ ステリシス特性や応答性を用途に応じて設定すること が、ダンパ室5に流体を流出入させるクリアランス6、 7やダンパ室5の広さを変えることで容易に行え、加え て正確な設定が可能となる。そして、コイルバネ4によ る付勢力と受圧面3 a に作用するシステム圧による力と がアンバランスな状態となるなどしても、弁体3のチャ タリングを効果的に防ぐことができる。

【0020】また、摩擦を利用していないため、摩耗す る部位がなく、設定時と同じ効果が常時期待できるう え、リリーフバルブ自体の寿命も延長できる。また、本 実施例では、ダンパ室5に流体を流出入させる流路を、 弁体保持室2の内周面23a、24a及び弁体3の外周 面33a、34aとの間のクリアランス6、7によって 形成しているので、チョーク機能を有する流路をあえて 設ける必要がなく、その製作を簡単化できる。更に前記 流路幅の変更もクリアランス6、7の設定を変えること のみで行うことができるので容易である。一方、ダンパ 室5の容積を変える場合においても、例えば前記容積を 大きくする場合には、前記弁体保持室2及び前記弁体3 50 リング防止効果が期待できる。

の大径部23、33の径を大きくするか、または前記弁 体保持室2及び前記弁体3の小径部24、34の径を小 さくすることにより、大径部23、33と小径部24、 34との径差を変えるのみで簡単に設定できる。

【0021】上述したダンパ機能は、ダンパ室5の縮小 時と拡大時とで異なる場合がある。すなわち、拡大時に は、ダンパ室5が真空状態になることでそのダンパ機能 が制限されるような場合がある。しかしながら、本実施 例では、流体導出入孔31にチョーク孔31bを設け、 間21にダンパ機能を付与するとともに、ダンパ室5の 拡縮方向をバネ保持空間21の拡縮方向と相反するもの

にしているため、システム圧の上昇にも下降にも効果的 にダンパ作用を営ませ、チャタリングを防止することを

可能にしている。 【0022】以上の様に、簡易な構成で弁体3のチャタ リングを有効に防止しながら、システム圧を所定の圧力 に保つことが可能となる。尚、各部の具体的構成は、上 述した実施例のみに限定されるものではなく、本発明の ば、図3に示すように〇リング9と併用したものや、作 動ピストンタイプのものにも適用可能である。尚、図3 において実施例に対応する部材には同一の符号を付して いる。

【0023】また、ダンパ室への流路は、クリアランス により形成せず、弁体保持室2の内周面、または弁体3 の外周面に溝を設けるなどして形成しても良い。加え て、該流路を上部または下部のどちらか一方にのみ形成 することも可能である。更に、以上の実施例ではバネ荷 は、ダンパ室5によりダンパ作用を営ませることで、弁 30 重固定としているが、調整ねじでパネ荷重を可変する構 造のものとしても同様の効果が期待できる。

[0024]

【発明の効果】本発明の直動形リリーフバルブは、以上 説明したように、システム圧を所定の圧力に保つととも に、弁体保持室の大径部と弁体の小径部との間に設けた ダンパ室と、このダンパ室に流体を流出入させる流路に よりダンパ作用を営ませることで、弁体のチャタリング を、経時変化なく効果的に防止することができ、リリー フパルブ自体の寿命も延長できる。加えて、システム圧 40 に対する弁体の進退の応答を用途に応じて容易且つ、正 確に設定することを可能とする。

【0025】また、前記流路を弁体保持室及び弁体のク リアランスとして設けることで、より構成を簡易なもの とすることができる。加えて、弁体保持室と弁体の一方 の端面との間に形成され、弁体の進退に伴い拡縮する拡 縮空間と、この拡縮空間に流体を流出入させるためのチ ョーク孔とを備えたものにおいて、前記ダンバ室を、拡 縮空間の拡縮に相反して拡縮させるように構成しておけ は、システム圧の上昇時にも下降時にも効果的なチャタ

7

【図面の簡単な説明】

【図1】本発明の一実施例を示し、弁体が閉止位置にある状態を示す正断面図。

[図2] 同実施例において弁体が開成位置にある状態を示す正断面図。

【図3】本発明の他の実施例を示す図1に対応した断面図。

【図4】従来の直動形リリーフバルブの正断面図。

【図5】従来の直動形リリーフパルブの正断面図。

【図6】従来の直動形リリーフバルブの正断面図。

【符号の説明】

1…ハウジング

2…弁体保持室

3…弁体

* 4…弾性付勢部材(コイルバネ)

5…ダンパ室

6…流路(クリアランス)

11…流体通路

21…拡縮空間 (バネ保持空間)

23…大径部

2 4 … 小径部

23a、24a…内周面

31…流体導出入孔

10 3 l a … チョーク孔

33…大径部

34…小径部

33a、34a…外周面

* B…直動形リリーフバルブ

